DIALOG(R) File 351: Derwent WPI (c) 2002 Thomson Derwent: All rts. reserv.

012442959 **Image available**
WPI Acc No: 1999-249067/ 199921

XRPX Acc No: N99-185684

Shock absorber used in projection exposure system - has solenoid valve provided between pressurized air source and pneumatic spring, switched from closed to open state, when reserve opening-closing operation is performed

Sand .

Patent Assignee: NIKON CORP (NIKR)

Number of Countries: 001 Number of Patents: 001

Patent Family:

Patent No Kind Date Applicat No Kind Date Week
JP 11072136 A 19990316 JP 9831374 A 19980213 199921 B

Priority Applications (No Type Date): JP 97161060 A 19970618

Patent Details:

Patent No Kind Lan Pg Main IPC Filing Notes

JP 11072136 A 18 F16F-015/02

Abstract (Basic): JP 11072136 A

NOVELTY - A shock absorbing desk is supported on floor surface through a pneumatic spring. A solenoid valve (40V) controls opening and closing state between pressurized air source and spring. The valve is switched from closed state to open state, when reserve opening-closing operation is performed. DETAILED DESCRIPTION - A pressurized air source (40T) supplies pressurized air to pneumatic spring through a pipeline (40H). An actuator actuates the shock absorbing desk in spring support direction.

USE - In projection exposure system.

ADVANTAGE - Since thrust of pneumatic spring is gradually raised, vibration generated in shock absorbing desk is suppressed. DESCRIPTION OF DRAWING(S) - The figure shows connection state of solenoid valve and pressurized air source. (40H) Pipeline; (40T) Pressurized air source; (40V) Solenoid valve.

Dwg.3/11

Title Terms: SHOCK; ABSORB; PROJECT; EXPOSE; SYSTEM; SOLENOID; VALVE; AIR; SOURCE; PNEUMATIC; SPRING; SWITCH; CLOSE; OPEN; STATE; RESERVE; OPEN; CLOSE; OPERATE; PERFORMANCE

Derwent Class: P84; Q63; U11; V02

International Patent Class (Main): F16F-015/02

International Patent Class (Additional): F16F-015/04; G03F-007/20;

H01L-021/027

File Segment: EPI; EngPI

Manual Codes (EPI/S-X): U11-C04E1; V02-E02

7.0		- 1 - 1 - 1 - 1 - 1 - 1 - 1 - 1 - 1 - 1	. , ,	
		*		

(19)日本国特許庁 (JP)

(12) 公開特許公報(A)

(11)特許出顧公開番号

特開平11-72136

(43)公開日 平成11年(1999) 3月16日

(51) Int.Cl.*	識別紀号	FΙ	
F 1 6 F 15/02		F 1 6 F 15/02	Α
15/04		15/04	Α
G03F 7/20	5 2 1	G 0 3 F 7/20	5 2 1
H 0 1 L 21/027		H01L 21/30	503F
		審査請求 未請求	請求項の数 5 OL (全 18 頁)
(21)出顯書号	特膜平10-31374	(71)出版人 0000041	
(22)出版日	平成10年(1998) 2月13日	株式会社 東京都千	にコン ・代田区丸の内3丁目2番3号
		(72)発明者 高橋 正	
(31)優先権主張番号	特膜平8 -161060	東京都千	代田区丸の内3丁目2番3号 株
(32)優先日	平9 (1997) 6月18日	式会社二	コン内
(33)優先権主張国	日本 (JP)	(74)代理人 弁理士	永井 冬紀
]	

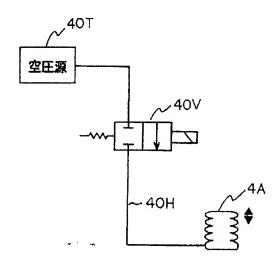
(54) 【発明の名称】 除接装置及び露光装置

(57)【要約】

【課題】 除掘台を支持する空気バネと空気バネに空圧 を供給する空圧源との間に介在する弁を開いて空気バネ に推力を発生させる際に、空気バネ内の圧力が急速に高 まって除掘装置に振動が発生するのを抑制する。

【解決手段】 空圧源40Tと空気バネ4Aとは管路40Hにて接続される。管路40Hの途中には電磁弁40Vが配置される。空気バネ4Aの推力を増すときには電磁弁40Vを開く。このとき、電磁弁40Vに開弁信号を発する際に先ずバルス波を印加する。これにより電磁弁40Vが全閉状態から全開状態に切替わる前に予備開閉動作が行われる。このバルス波のバルス幅は、電磁弁が全閉状態から全開状態になるまでに要する過渡時間より短くし、この開弁バルス信号を周期的に所定回にわたって発する。このパルス信号によって電磁弁は半開動作を繰り返し、空気バネ4Aに発生する推力は徐々に上昇する。

[図3]



【特許請求の範囲】

【請求項1】 床面に対し、空気バネを介して支持された除掘台と、

前記空気バネへ空圧を供給するための空圧源と、

前記空気バネと前記空圧源とを連通する管路と、

前記管路に配設され、前記空圧源と前記空気バネとの間を連通する開状態、または遮断する閉状態に切換可能な 弁開閉手段と、

前記空気バネと並列に配設され、前記除振台を前記空気 バネの支持方向と略同一の方向に駆動可能なアクチュエ ータと

前記除振台の変位を検出する変位センサと、

少なくとも前記変位センサからの出力に基づいて前記除 振台の振動を抑制するように前記アクチュエータを駆動 制御するとともに、前記弁開閉手段を開閉駆動して前記 空気バネの推力を調節し、前記除振台アクチュエータの 負荷を低減させるように駆動制御する除振台制御系とを 有する除振装置において、

前記弁開閉手段を前記閉状態から前記開状態に切換る際 に、少なくとも1回の予備開閉動作を行うことを特徴と する除振装置。

【請求項2】 床面に対し、空気バネを介して支持された除掘台と、

前記空気バネへ空圧を供給するための空圧源と、

前記空圧源から供給される空圧の一部を、前記空気バネ をバイパスさせて流動させながら前記空気バネに供給す る空圧を調節可能な可変圧力調整手段と、

前記空気バネと並列に配設され、前記除振台を前記空気 バネの支持方向と略同一の方向に駆動可能なアクチュエ ータと、

前記除振台の変位を検出する変位センサと、

少なくとも前記変位センサからの出力に基づいて前記除 振台の振動を抑制するように前記アクチュエータを駆動 制御するとともに、前記可変圧力調整手段を制御して前 記空気バネの推力を調節し、前記アクチュエータの負荷 を低減させる除振台制御系とを有することを特徴とする 除振装覆。

【請求項3】 床面に対し、複数の空気バネを介して支持された除振台と、

前記空気バネへ空圧を供給するための空圧源と、

前記空圧源から前記複数の空気バネのそれぞれに供給する空圧を独立して調節可能な圧力調整手段と、

前記空気バネと並列に配設され、前記除振台を前記空気 バネの支持方向と略同一の方向に駆動可能なアクチュエ ータと、

前記除振台上を移動可能に設置される移動テーブルと、 前記移動テーブルの移動量に関する信号を出力するテー ブル移動量出力手段と、

前記除振台の変位を検出する変位センサと、

少なくとも前記変位センサからの出力に基づいて前記ア

クチュエータを駆動制御し、前記除振台の振動を抑制するとともに、前記可変圧力調整手段を制御して前記空気バネの推力を調節して前記アクチュエータの負荷を低減させ、かつ前記テーブル移動量出力手段から出力される信号に基づいて求められる前記除振台の重心位置変化に対応して前記複数の空気バネのそれぞれの推力を調整する除振台制御系とを有することを特徴とする除振装置。【請求項4】 請求項2または3に記載の除振装置において、前記圧力調節手段は、徐々に圧力を変化させることの可能な可変リリーフ弁であることを特徴とする除振装置。

【請求項5】 マスクに形成されたパターンを、投影光 学系を介して基板ステージ上の基板に投影する露光装置 であって

前記請求項1~4のいずれか1項に記載の除振装置を露 光装置本体の除振装置として具備することを特徴とする 露光装置。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】本発明は、除振装置及び露光 装置に係り、更に詳しくは、除振台の振動を打ち消すよ うにアクチュエータにより除振台を駆動するいわゆるア クティブ方式の除振装置及びこの除振装置を備えた露光 装置に関する。

[0002]

【従来の技術】ステップ・アンド・リビート方式の縮小 投影型露光装置、即ちいわゆるステッパ等の精密機器の 高精度化に伴い、設置床から定盤(除振台)に作用する 微振動をマイクロGレベルで絶縁する必要が生じてい る。除振装置の除振台を支持する除振パッドとしてはダ ンピング液中に圧縮コイルバネを入れた機械式ダンパや 空気式ダンパ等、種々のものが使用され、除振パッド自 体がある程度のセンタリング機能を備えている。特に、 空気式ダンパを備えた空気バネ除振装置は、バネ定数を 小さく設定でき、約10Hz以上の振動を絶縁すること が可能で、精密機器の支持に広く用いられている。ま た、最近では従来のパッシブ除掘装置の限界を打破する ために、アクティブ除振装置が提案されている(例え ば、本願と同一出願人に係る特開平8-166043号 等参照)。これは、除振台の振動をセンサで検出し、こ のセンサの出力に基づいてアクチュエータを駆動するこ とにより振動制御を行うものあり、低周波制御帯域に共 振ピークの無い理想的な振動絶縁効果を持たせることが

【0003】上述の除振装置では、主に除振を行うための速度ループと、本体の位置決めを行うための位置ループとの組み合わせで除振台の制御ループが構成されている。そして、除振台には6個の振動センサと6個の位置センサとが取り付けられており、これらセンサから求められる6自由度方向の変位および振動を、除振装置の設

計の際に便宜上定めた直交座展系(機械設計上の座標系)における6自由度方向の運動に変換し、この変換結果に基づいて複数のアクチュエータを駆動して制振フィードバック制御をする。

【0004】このようなアクティブ除振装置によれば、 高い振動絶縁効果を得ることができる反面、このアクテ ィブ除振装置に定常的な外乱が作用した場合、アクチュ エータの発熱およびこれに付随する問題を引き起こすこ とがある。すなわち、例えばステッパ本体と周辺機器と を接続するケーブルなどの弾性力や自重等により定常的 な外乱が作用した場合、これら外乱による僅かな位置ず れも補正して除振装置の位置を維持しようとするため、 アクティブ制振装置を構成するアクチュエータに対して 外乱を打ち消す方向に定常推力を発生させることにな る。そしてアクチュエータが電磁式等、定常推力を発生 させるために定常電流を供給する必要のあるものの場 合、アクチュエータは局部的に発熱することがある。 【0005】一方、ステッパ等は恒温恒湿に保たれたチ ャンバに収納されていて精度が維持されているが、上述 のようにアクチュエータが局部的に発熱した場合、チャ ンバ内の空気にゆらぎを生ずる。このゆらぎにより、た

とえばXYステージの移動量を測定するレーザ干渉計な

どの測定精度が低下することがある。

【0006】この問題を解決するための一案として、ア クチュエータの定常推力を低減して発熱を防止するた め、以下のような制振装置が提案されている。つまり、 この制振装置において、除振台は床面から除振台に伝わ る振動の遮断を目的とした空気バネによって支持される とともに、空気バネでは遮断しきれない振動や除振台上 に載置された露光装置等が作動する際に発生する振動を センサで検出し、検出された振動に基づいてアクティブ 制振用アクチュエータを駆動するものであるが、このと き空気バネによっても推力を発生し、その分アクチュエ ータにかかる負荷を低減するものである。すなわち、時 々刻々と変化するアクチュエータの推力のうちの、定常 推力に近い低周波成分を検出し、この検出値に基づいて 空気バネ用の空圧源と空気バネとを連通する管路に配設 された開閉弁を開閉駆動して空気バネの推力を調節す る。これによりアクチュエータに供給する電流が低減 し、発熱も低減することが可能となる。

【0007】ところが、上述のように開閉弁を駆動して空気バネの推力を調整した場合、除振装置に揺れを生ずることがあった。これについて図7を参照して説明する、図7において、①開閉弁(電磁弁)の制御信号の変化に呼応して②電磁弁が開き、これにともなって③空気バネに多量の空気が流入、これにより空気バネの推力が急変して④除振台上に設置された露光装置が揺れる様子を示すタイムチャートである。そして③に示すように、空気バネの推力が急激に上昇することにより、④に示すように除振台上の露光装置が大きく揺れる。除振装置

は、センサが検出した揺れに基づいてアクチュエータを 駆動して制振しようとする。しかし、揺れが過大である 場合には、②に示すように残留振動が発生する。

【0008】本発明の目的は、空気バネ用の空圧源と空気バネとを連通する管路に設けられた開閉弁を開閉制御したときに空気バネの推力が急変し、これにより残留振動が発生するのを防止することが可能な除振装置及びこれを備えた露光装置を提供することにある。

[0009]

【課題を解決するための手段】

(1) 一実施の形態を示す図1、図3および図4に対 応付けて本発明を説明すると、請求項1に記載の発明 は、床面に対し、空気バネ4A~4Dを介して支持され た除振台6と;空気バネ4A~4Dへ空圧を供給するた めの空圧源40Tと;空気バネ4A~4Dと空圧源40 Tとを連通する管路40Hと;管路40Hに配設され、 空圧源40Tと空気バネ4A~4Dとの間を連通する開 状態、または遮断する閉状態に切換可能な弁開閉手段4 OVと;空気バネ4Aと並列に配設され、除振台6を空 気バネ4A~4Dの支持方向と略同一の方向に駆動可能 なアクチュエータ7A~7Dと;除振台6の変位を検出 する変位センサ1021~1023と;少なくとも変位 センサ1021~1023からの出力に基づいて除振台 6の振動を抑制するようにアクチュエータ7A~7Dを 駆動制御するとともに、弁開閉手段40Vを開閉駆動し て空気バネ4A~4Dの推力を調節し、除振台アクチュ エータ7A~7Dの負荷を低減させるように駆動制御す る除振台制御系61とを有する除振装置に適用される。 そして、弁開閉手段40Vを閉状態から開状態に切換る 際に、少なくとも1回の予備開閉動作を行うことにより 上述した目的を達成する。

(2) 一実施の形態を示す図1および図8に対応付け て説明すると、請求項2に記載の発明は、床面に対し、 空気バネ4A~4Dを介して支持された除掘台6と;空 気バネ4A~4Dへ空圧を供給するための空圧源4OT と;空圧源40Tから供給される空圧の一部を、空気バ ネ4A~4Dをバイパスさせて流動させながら空気バネ 4A~4Dに供給する空圧を調節可能な可変圧力調整手 段90A~90Cと;空気バネ4A~4Dと並列に配設 され、除振台6を空気バネ4A~4Dの支持方向と略同 一の方向に駆動可能なアクチュエータ7A~7Dと;除 振台6の変位を検出する変位センサ1021~1023 と:少なくとも変位センサ1021~1023からの出 力に基づいて除振台6の振動を抑制するようにアクチュ エータ7A~7Dを駆動制御するとともに、可変圧力調 整手段90A~90Cを制御して空気バネ4A~4Dの 推力を調節し、アクチュエータ7A~7Dの負荷を低減 させる除振台制御系11Aとを有するものである。一実 施の形態を示す図1および図1.0に対応付けて説明す る.

- (3) 請求項3に記載の発明は、床面に対し、複数の 空気バネ4A~4Dを介して支持された除振台6と;空 気バネ4A~4Dへ空圧を供給するための空圧源4OT と:空圧源40Tから複数の空気バネ4A~4Dのそれ ぞれに供給する空圧を独立して調節可能な圧力調整手段 90A~90Cと;空気バネ4A~4Dと並列に配設さ れ、除振台6を空気バネ4A~4Dの支持方向と略同一 の方向に駆動可能なアクチュエータ7A~7Dと:除振 台6上を移動可能に設置される移動テーブル20、27 と;移動テーブル20、27の移動量に関する信号を出 力するテーブル移動量出力手段94と:除振台6の変位 を検出する変位センサと1021~1023と;少なく とも変位センサ10Z1~10Z3からの出力に基づい てアクチュエータ7A~7Dを駆動制御し、除振台6の 振動を抑制するとともに、可変圧力調整手段90A~9 OCを制御して空気バネ4A~4Dの推力を調節してア クチュエータ7A~7Dの負荷を低減させ、かつテーブ ル移動量出力手段94から出力される信号に基づいて求 められる除掘台6の重心位置変化に対応して複数の空気 バネ4 A~4 Dのそれぞれの推力を調整する除版台制御 系95、96および61Bとを有するものである。
- (4) 請求項4に記載の発明において圧力調節手段9 OA~9OCは、徐々に圧力を変化させることの可能な 可変リリーフ弁としたものである。
- (5) 請求項5に記載の発明は、マスクRに形成されたパターンを、投影光学系PLを介して基板ステージ上の基板に転写する露光装置に上記請求項1~4のいずれか1項に記載の発明を適用したものである。

【0010】なお、本発明の構成を説明する上記課題を 解決するための手段の項では、本発明を分かりやすくす るために発明の実施の形態の図を用いたが、これにより 本発明が実施の形態に限定されるものではない。

[0011]

ļ

【発明の実施の形態】

-第1の実施の形態-

以下、本発明の第1の実施の形態について、図1~図4 を参照して説明する。

【0012】図1には、一実施の形態に係るステップ・アンド・スキャン型の露光装置100の概略斜視図が示されている。この図1において、設置面としての床上に長方形板状の台座2が設置され、この台座2上に空気バネ4A~4D(但し、図1では紙面與側の空気バネ4Dは図示せず)が設置され、これらの空気バネ4A~4D上に除振台としての長方形状の定盤6が設置されている。ここで、後述するように本実施の形態では投影光学系PLが使用されているため、投影光学系PLの光軸に平行に2軸を取り、2軸に直交する平面内で定盤6の長手方向にX軸を、これに直交する方向にY軸を取る。また、それぞれの軸回りの回転方向を20、×0、Y0方向と定める。なお、以下の説明において、必要に応じ、

図1中のX、Y、Z軸を示す各矢印の示す方向を+X、 +Y、+Z方向、これと反対の方向を-X、-Y、-Z 方向と区別して用いるものとする。

【0013】空気バネ4A~4Dは、それぞれ定盤6の 長方形の底面の4個の角部付近に配置されている。ま た、台座2と定盤6との間には空気バネ4Aと並列にア クチュエータ7Aが設置されている。アクチュエータ7 Aは、台座2上に固定された固定子9Aと定盤6の底面 に固定された可動子8Aとから構成され、制御装置11 (図1では図示省略、図4参照)からの指示に応じて台 座2から定盤6の底面に対する2方向の付勢力、または 定盤6の底面から台座2に向かう吸引力を発生する。他 の空気バネ4B~4Dの近辺にも、空気バネ4Aと同様 にそれぞれの空気バネと並列にアクチュエータ7B~7 Dが設置され(但し、図1では紙面奥側のアクチュエー タ7C、7Dは図示せず)、これらのアクチュエータ7 B~7Dの付勢力または吸引力もそれぞれ制御装置11 (図1では図示省略、図4参照)により制御される。な お、アクチュエータ7A~7Dの制御方法については、 後述する。

【0014】次に、アクチュエータ7A~7Dの具体的構成について図2に基づいて説明する。

【0015】図2(a)には、アクチュエータ7Aの構成の一例が示されている。この図2(a)において、固定子9Aは、N極の軸9Aaの両側にS極の軸9Ab、9Acが形成されたマグネットよりなる。また、可動子8Aは、軸9Aaに遊嵌する内筒12、この内筒12の外側に巻回されたコイル13、及びこのコイル13を覆う外筒14より構成され、コイル13に流れる電流を調整することにより、固定子9Aと可動子8Aとの間に軸9Aaに平行な方向(±2方向)の推力が発生する。

【0016】図2(b)には、アクチュエータ7Aの別の例が示されている。この図2(b)において、第1部材15に磁性体の固定子16が固定され、第2部材17に固定子16を挟むように内筒18A及び18Bが固定され、内筒18A及び18Bの外側にそれぞれコイル19A及び19Bが巻回されている。この場合も、コイル19A及び19Bに流す電流を調整することにより、第1部材15と第2部材17との間の吸引力のバランスを変化させて力を発生する。なお、その他のアクチュエータ7B~7Dもアクチュエータ7Aと同様に構成されている。

【0017】図1に戻り、定盤6の+Y方向側の側面には、定盤6のZ方向加速度を検出する振動センサとしての加速度センサ5Z1、5Z2が取り付けられている。また、定盤6上面の+Y方向端部には定盤6のY方向加速度を検出する振動センサとしての加速度センサ5Y1、5Y2が取り付けられ、定盤6上面の+X方向端部には定盤6のX方向加速度を検出する振動センサとしての加速度センサ5Xが取り付けられている。これらの加

速度センサ521、522、5Y1、5Y2、5Xとしては、例えば半導体式加速度センサが使用される。これらの加速度センサ521、522、5Y1、5Y2、5Xの出力も制御装置11(図1では図示省略、図4参照)に供給されている。

【0018】また、定盤6の+Y方向側の側面には、所 定面積の矩形の金属板(導電性材料)231、232が 貼り付けられている。本実施の形態では、定盤6として 非導電性材料であるセラミックス製の定盤が使用されて おり、金属板231、232に対向する位置に定盤のY 方向変位を検出する変位センサ10Y1、10Y2 (図 1では図面の錯綜をさけるため図示省略、図4参照)が 設けられている。これらの変位センサ10Y1、10Y 2としては、例えば、渦電流変位センサが使用される。 この渦電流変位センサによれば、予め絶縁体に巻いたコ イルに交流電圧を加えておき、導電性材料(導電体)か ら成る測定対象に近づけると、コイルによって作られた 交流磁界によって導電体に渦電流が発生し、この渦電流 によって発生する磁界は、コイルの電流によって作られ た磁界と逆方向であり、これら2つの磁界が重なり合っ て、コイルの出力に影響を与え、コイルに流れる電流の 強さ及び位相が変化する。この変化は、対象がコイルに 近いほど大きくなり、逆に違いほど小さくなるので、コ イルから電気信号を取り出すことにより、対象の位置、 変位を知る事ができる。この他、変位センサとして、静 電容量がセンサの電極と測定対象物間の距離に反比例す ることを利用して非接触でセンサと測定対象物間の距離 を検出する静電容量式非接触変位センサを使用しても良 い。なお、背景光の影響を阻止できる構成にすれば、変 位センサとしてPSD (半導体光位置検出器) などを使 用することも可能である。

【0019】また、定盤6上面の+Y方向端部には所定面積の金属板233、234が貼り付けられている。これらの金属板233、234に対向して定盤6の2方向変位を検出する渦電流変位センサから成る変位センサ1021、1022(図1では図示省略、図4参照)が設けられている。さらに、定盤6上面の+X方向の側面には所定面積の金属板235が貼り付けられ、この金属板235に対向して定盤6のX方向変位を検出する渦電流変位センサから成る変位センサ10X(図1では図示省略、図4参照)が設けられている。変位センサ10Y1、10Y2、10Z1、10Z2、10Xの出力も制御装置11(図1では図示省略、図4参照)に供給されている。

【0020】定盤6上には図示しない駆動手段によって XY2次元方向に駆動される基板ステージとしてのXY ステージ20が載置されている。更に、このXYステー ジ20上にZレベリングステージ、のステージ(いずれ も図示省略)及びウエハホルダ21を介して感光基板と してのウエハWが吸着保持されている。また、定盤6上 でXYステージ20を囲むように第1コラム24が植設され、第1コラム24の上板の中央部に投影光学系PLが固定され、第1コラム24の上板に投影光学系PLを囲むように第2コラム26が植設され、第2コラム26の上板の中央部にレチクルステージ27を介してマスクとしてのレチクルRが載置されている。

【0021】XZレベリングステージは、Z軸方向の駆動及びZ軸に対する傾斜が調整可能に構成され、 θ ステージはZ軸回りの微小回転が可能に構成されている。従って、XYステージ20、Zレベリングステージ及び θ ステージによって、ウエハWは3次元的に位置決めが可能となっている。

【0022】レチクルステージ27は、レチクルRのY軸方向の微調整、及び回転角の調整が可能に構成されている。また、このレチクルステージ27は、図示しない駆動手段によってX方向に駆動されるようになっている。

【0023】更に、レチクルRの上方には、図示しない 照明光学系が配置され、図示しない主制御装置ではレチ クルR及びウエハWの相対位置合わせ(アライメント) 及び図示しない焦点検出系によるオートフォーカスを行 ないつつ、照明光学系からの露光用の照明光ELの下 で、レチクルRのパターンの投影光学系PLを介した像 をウエハWの各ショット領域に順次露光するようになっ ている。本実施の形態では、各ショット領域の露光に際 しては主制御装置によりXYステージ20とレチクルス テージ27とがそれぞれの駆動手段を介してX軸方向 (走査方向) に沿って所定の速度比で相対走査される。 【0024】第1コラム24は、4本の脚部24a~2 4 d (但し、図1では紙面奥側の脚部24 dは図示せ ず)により定盤6上に設置されている。脚部24bの+ X方向の側面には、第1コラム24のZ方向の加速度を 検出する加速度センサ523が取り付けられている。こ の加速度センサ523としては、例えばピエゾ抵抗効果 型あるいは静電容量型の半導体式加速度センサが使用さ れる。この加速度センサ523の出力も制御装置11 (図1では図示省略、図4参照)に入力されている。ま た、第1コラム24の上板上面の+Y方向端部でかつ+ X方向端部となるコーナーの部分には、所定面積の金属 板236が貼り付けられている。この金属板236に対 向して第1コラム24の2方向変位を検出する渦電流変 位センサから成る変位センサ1023(図1では図示省 略、図4参照)が設けられている。

【0025】さらに、第1コラム24の-X方向の側面にピン35Aが埋め込まれ、ピン35Aと床上に固定された図示しない支柱との間にアクチュエータ32Aが取り付けられている。アクチュエータ32Aは、アクチュエータ7Aと同様に、図示しない支柱に固定されたマグネットよりなる固定子34Aと、ピン35Aに取り付けられたコイルを含む可動子33Aとから構成され、制御

装置11から可動子33A内のコイルに流れる電流を調整することにより、ピン35Aに対して±Y方向に力を与えることができる。同様に、第1コラム24の+X方向の関面にピン35Bが埋め込まれ、ピン35Bと床上に固定された図示しない支柱との間に、アクチュエータ32Aと同一構成のアクチュエータ32Bが取り付けられ、制御装置11からの指示によりピン35Bに対してまた、第1コラム24の+X方向の側面の中央部と床上の図示しない支柱との間に、アクチュエータ32Cが設置され、制御装置11からの指示によりアクチュエータ32Cを介して第1コラム24に対して±X方向に力を与えることができる。制御装置11による、アクチュエータ32A~32Cの制御方法については後述する。

20、ウエハホルダ21、第1コラム24、投影光学系PL、第2コラム26、及びレチクルステージ27等により露光装置本体部70(図1参照)が構成される。【0027】続いて図3を参照し、空気バネ4Aについて説明する。空気バネ4Aは、管路40H、電磁バルブ40Vを介して空圧源40Tと接続される。電磁バルブ40Vは空気バネ制御部61(空気バネ制御部61の詳細については後述)によりその開閉を制御される。この電磁バルブ40Vの開弁にともない、空圧源から空気バネ4Aに空気が送られて空気バネ4Aの推力が上昇する。なお、図3においては空気バネとして4Aのみを図示しているが、空気バネ4B~4Dについても同様の構

【0026】本実施の形態では、定盤6、XYステージ

【0028】次に、この露光装置本体部70の除振のためのアクチュエータ7A~7D、32A~32Cの制御系について、制御装置11を中心に、図4のブロック図に基づいて説明する。

成となっている。

【0029】制御装置11は、不図示のCPUで構成され、変位センサ10Z1、10Z2、10Z3、10Y1、10Y2、10X及び加速度センサ5Z1、5Z2、5Z3、5Y1、5Y2、5Xの出力に基づいて定盤6を含む露光装置本体部70の振動を抑制するようにアクチュエータ7A、7B、7C、7D、32A、32B、32Cを駆動制御する。

【0030】そして制御装置11は、第1の座標変換部42と、6つの減算器46a~46fと、位置コントローラXPI、YPI、ZPI、X&PI、Y&PI、Z&PIと、6つの速度変換ゲイン52a~52fと、第2の座標変換部48と、6つの積分器50a~50fと、6つの減算器54a~54fと、速度コントローラVXPI、VYPI、VZPI、VX&PI、VY&PI、VZ&PI、VY&PI、VZ&PIと、非干渉化計算部56と、7つの推力ゲイン58a~58gとを有する。そして、第1の座標変換部42は、変位センサ10Z1、10Z2、10Z

3、10Y1、10Y2、10Xの出力を図示しないA /Dコンバータをそれぞれ介して入力し、露光装置本体 部70の重心の、6自由度方向(X、Y、Z、Xheta、Y θ 、 $Z\theta$:図1参照)の変位量(x、y、z、 θ x、 θ y、θz) に変換する。減算器46a~46fは、第1 の座標変換部42で変換後の、重心の6自由度方向の変 位量 $(x, y, z, \theta x, \theta y, \theta z)$ を目標値出力部 44から入力される6自由度方向の重心位置の制御目標 値 $(x0, y0, z0, \theta x0, \theta y0, \theta z0)$ か らそれぞれ減じて6自由度のそれぞれの方向の位置偏差 $(\Delta x = x \cdot 0 - x, \Delta y = y \cdot 0 - y, \Delta z = z \cdot 0 - z,$ $\Delta \theta x = \theta x 0 - \theta x$, $\Delta \theta y = \theta y 0 - \theta y$, $\Delta \theta z$ $=\theta z O - \theta z$) をそれぞれ算出する。位置コントロー $\exists XPI, YPI, ZPI, X\theta PI, Y\theta PI, Z\theta$ PIは、6自由度のそれぞれの方向の位置偏差 Δx、 Δ y、 Δz 、 $\Delta \theta x$ 、 $\Delta \theta y$ 、 $\Delta \theta z$ を動作信号として制 御動作を行なうPIコントローラから成る。速度変換ゲ イン52a~52fは、位置コントローラXPI、YP I、ZPI、 $X\theta PI$ 、 $Y\theta PI$ 、 $Z\theta PI$ からの出力 を速度指令値x0'、y0'、z0'、 $\theta x0'$ 、 θy 0'、 θ z0'にそれぞれ変換する。第2の座標変換部 48は、加速度センサ5Z1、5Z2、5Z3、5Y 1、5Y2、5Xの出力を図示しないA/Dコンバータ をそれぞれ介して入力し、露光装置本体部70の重心 の、6自由度のそれぞれの方向の加速度(x"、y"、 z"、 $\theta x"$ 、 $\theta y"$ 、 $\theta z"$)に変換する。6つの積 分器50a~50fは、第2の座標変換部48で変換後 の、6自由度のそれぞれの方向の加速度成分(x"、 $y'' \setminus z'' \setminus \theta x'' \setminus \theta y'' \setminus \theta z''$)をそれぞれ積分 してそれぞれの方向の速度成分 (x', y', z', θ) x'、 $\theta y'$ 、 $\theta z'$) に変換する。6つの減算器54 a~54fは、速度指令ゲイン52a~52fより出力 された速度指令値(x0'、y0'、z0'、 θ ' x0、θ'y0、θ'z0)から積分器50a~50fの 出力 $(x', y', z', \theta x', \theta y', \theta z')$ を それぞれ減じて6自由度のそれぞれの方向の速度偏差 $(\Delta x' = x0' - x', \Delta y' = y0' - y', \Delta$ $z' = z 0' - z', \Delta \theta x' = \theta x 0' - \theta x', \Delta$ $\theta y' = \theta y 0' - \theta y', \Delta \theta z' = \theta z 0' - \theta$ z')を算出する。速度コントローラVXPI、VYP I, VZPI, $VX\theta PI$, $VY\theta PI$, $VZ\theta PI$ は、6自由度のそれぞれの方向の速度偏差 Ax'、 A y'、 $\Delta z'$ 、 $\Delta \theta x'$ 、 $\Delta \theta y'$ 、 $\Delta \theta z'$ を動作信 号として制御動作を行なうPIコントローラから成り、 6自由度のそれぞれの方向の速度制御をする、非干渉化 計算部56は、加算器601~606から出力された速 度制御量を、各アクチュエータの位置で発生すべき速度 指令値に変換するための非干渉化演算を行なう。推力ゲ イン58a~58gは、非干渉化計算部56で変換後の 各アクチュエータの位置で発生すべき速度指令値を各ア クチュエータで発生すべき推力にそれぞれ変換する。 【0031】制御装置11はさらに、空気バネに発生する推力を制御するための空気バネ制御部61を有する。 そして変位センサ1021、1022、1023で計測された定盤6のZ方向変位(高さ)が空気バネ制御部61(図4)に伝えられ、これらのデータをもとに空気バネ制御部61は定盤6の高さを予め設定されている値にするとともに水平レベルを維持するための各空気バネ4A~4Dの高さを算出する。そして、この空気バネ制御部61は空気バネ4A~4Dの高さをそれぞれ算出した高さに設定し、定盤6の水平を維持する。これにより、定盤6に歪みを生ずることがなく、定盤6上のXYステージ20の位置決め精度等が高精度に維持される。

【0032】空気バネ制御部61は、上述した定盤6の 水平維持制御をするのに加え、空気バネ4A~4Dの推 力も制御する。これについて説明すると、空気バネ制御 部61はアクチュエータフA~7Dで発生する推力を、 ローパスフィルタ60a~60dを介して検出、すなわ ちアクチュエータ7A~7Dで発生する推力の低周波成 分を検出する。そして、検出された推力値に基づいて空 気バネ4A~4Dによる推力の要否を判定し、推力が必 要と判定した場合にはそれぞれの空気バネ4A~4Dに 対応して設置される電磁弁40V(図3)を開弁するよ う制御する。このように空気バネ4A~4Dの推力を制 御することにより、アクチュエータ7A~7Dの負荷を 軽減して、アクチュエータフA~7Dから局部的に熱が 発生するのを防止する。このときの電磁弁40Vの開弁 制御について空気バネ4Aを例にとり、図5を参照して 説明する。

【0033】図5は、図7に示したものと同様のタイムチャートである。空気バネ制御部61(図4)は電磁井40V(図3)を全閉状態から全開状態に切換る際に、開閉駆動信号として図5のΦに示すようにパルス幅 t1 の矩形波を周期的に発する。このパルス幅 t1は、電磁井40Vが全閉状態から全開状態に達するまでに要する時間よりも短い時間が設定される。一方、パルス間隔 t2は開きかけた電磁井40Vが全閉状態に戻るのに必要な時間が設定される。そして図5のΦに示すように電磁井40Vが半開動作を繰り返すことにより、図3に示した空圧源40T内の空気は空気バネ4A~4Dに少しずつ供給されるので、図5のΦに示すように空気バネの推力上昇にともなう露光装置本体部の残留振動の発生が抑制される。

【0034】ところで、上述の説明において、電磁弁4 0Vに対して一定周期のバルス波を発する例について説明したが図6のタイムチャートに示すようにバルス幅を t1からtnへと、徐々に増加させてもよい。これは、 空気バネ4A~4Dの内圧が高まるにつれて、同じ開弁 時間に対する空気バネ内部への空気流入量が減少する分 を補うためである。このように電磁弁40Vの弁開度を徐々に増してゆくことにより、空気バネ4A~4Dに発生する推力は、図5を参照して説明した例のものに比べ、より短い時間で整定可能となる。

【0035】また、図5および図6を参照しての上記説明においては、電磁弁40Vを閉状態から開状態に切換る際の予備開閉動作として電磁弁40Vの半開動作を繰り返すものであったが、この電磁弁40Vの半開動作の繰り返しに代えて全開、全閉を断続的に繰り返すものであってもよい。すなわち、図3に示す空圧源40Tの圧力や電磁弁40Vが開弁しているときに管略40H内を流動する空気の量、あるいは空気バネ4Aの容量によっては、電磁弁40Vの全開、全閉動作を断続的に繰り返すことで、定盤6に振動を発生させることなく上述した例のものに比べてさらに短い時間での整定が可能となる。

【0036】なお、上記の実施の形態の説明において、図3に示す空圧源40Tから空気バネ4A~4Dに空気を供給する際の作動について説明したが、上述した電磁弁40Vの駆動制御方法を、例えば不図示の弁によって空気バネ4A~4Dから空気を排出し、推力を減ずる際に適用しても有効である。

【0037】-第2の実施の形態-

図8および図9を参照して本発明の第2の実施の形態について説明する。図8は、第2の実施の形態に係る除振装置が適用される露光装置の制御装置11A、およびこの制御装置11Aに接続される電磁弁などの構成を説明するブロック図である。図8に示す制御装置11Aについては、第1の実施の形態の説明に際して参照した図4に示す制御装置11と構成の異なる部分のみを示している。図8に示していない部分の構成は図4のものと同様である。ここでは、第1の実施の形態との差異を中心に説明する。

【0038】図8において、空気バネ制御部61Aには3ボート電磁弁86A~86C、2ボート電磁弁88A~88C、および比例電磁式リリーフ弁(以下、リリーフ弁と称する)90A~90Cが接続される。空圧源40Tには管路81を介して絞り弁82A~82Cおよび絞り弁83A~83Cの入り口側が接続される。絞り弁82A~82Cのオリフィスの開口径は、絞り弁83A~83Cのオリフィスの開口径は、絞り弁83A~83Cのオリフィスの開口径よりも大きめに設定される。絞り弁82A、83A、82B、83B、82C、83Cの出口側は、それぞれ管路84A、85A、84B、85B、84C、85Cを介して3ボート電磁弁86A~86Cの入り口側に接続される。

【0039】3ポート電磁弁86A~86Cの出口側は、それぞれ管路87A~87Cを介して2ポート電磁弁88A~88Cの入り口側に接続される。2ポート電磁弁88A~88Cの出口側は、それぞれ管路89A~89Cを介してリリーフ弁90A~90Cの人り口側に

接続される。リリーフ弁90A~90Cのそれぞれの出口側は、管路91を介して排気口92に接続される。【0040】2ボート電磁弁88Aの出口側と空気バネ4A、4Bとは管路93Aを介して、2ボート電磁弁88Bの出口側と空気バネ4Cとは管路93Bを介して、2ボート電磁弁88Cの出口側と空気バネ4Dとは管路93Cを介してそれぞれ接続される。

【0041】ここで、以上のように構成される第2の実 施の形態に係る除振装置の作動について図9を参照して 説明する。露光装置100の稼働開始に際して空気バネ 制御部61Aは、変位センサ10Z1、10Z2、10 Z3 (図4) から出力される定盤6 (図1)のZ(高 さ)方向変位に関する信号に基づき、リリーフ弁90A ~900に信号を発し、所定のリリーフ圧に制御する (図9のタイミングO)。続いて空気バネ制御部61A は、3ポート電磁弁86A~86Cに信号を発してこれ らの3ポート電磁弁86A~86Cをクロス接続状態、 すなわち管路84Aと管路87A、管路84Bと管路8 7B、管路84Cと管路87Cとがそれぞれ連通する状 態に制御する (タイミングO). 空気バネ制御部61A はまた、2ポート電磁弁88A~88Cに信号を発して これらの2ポート電磁弁88A~88Cを開弁状態に制 御する (タイミング3)。なお、4つの空気バネ4A~ 4Dのうち、空気バネ4Aおよび4Bは図8に示される ように管路で連通しているため、常に相等しい空圧で制 御される。したがって4つの空気バネ4A~4Dは、空 気バネ4A+空気バネ4B、空気バネ4C、空気バネ4 Dと、3つのブロックに分けられ、それぞれのブロック ごとに独立してその推力が制御される。以下の説明では 煩雑化を避けるため、空気バネ4A~4Dから発生する 推力を独立制御することについては触れない。

【0042】空気バネ制御部61Aによる以上の制御により、空圧源40Tから供給される空気は、管路81、校り弁82A~82C、管路84A~~84C、管路87A~87C、管路93A~93Cのそれぞれを経て空気バネ4A~4Dに導かれる。以上のようにして空気バネ4A~4Dには推力が発生し、定盤6が上昇を開始する(タイミング②~②間)。このとき、校り弁82A~82Cのオリフィス開口径は、上述のように校り弁83A~83Cのオリフィス開口径よりも大きめに設定されているため、校り弁82A~82C内を通過する空気の流量は比較的多めになる。これにより、比較的短時間のうちに空気バネ4A~4Dの推力を上昇させることができる。すなわち、絞り弁82A~82Cは、空気バネ4A~4Dより発生させる推力を粗調整する際に用いられる。

【0043】空気バネ制御部61Aは、変位センサ10 Z1、10Z2、10Z3のそれぞれで検出される定盤 6のZ方向位置が目標位置に対してそれぞれ所定の誤差 内に収まるのを判定し、3ボート電磁弁86A~86C をストレート接続状態、すなわち管路85Aと管路87A、管路85Bと管路87B、管路85Cと管路87Cとを連通する状態に制御する(タイミング®)。これにより、空圧源40Tから供給される空気はオリフィス開口径の比較的小さな絞り弁83A~83Cを通過する。これにより、空気バネ4A~4Dの推力上昇速度は低下する。すなわち、絞り弁83A~83Cは、空気バネ4A~4Dより発生させる推力を微調整する際に用いられる。なお、上述したようにオリフィス開口径の異なる絞り弁を切り換えるのに代えて可変絞り弁を用いることも可能である。

【0044】空気バネ制御部61Aは、以上のようにして定盤6の2方向位置を目標位置内に制御する。空気バネ4A~4Dの推力、すなわち空気バネ4A~4D内の圧力が上述のリリーフ圧に達すると、空圧源40Tから供給される空圧のうち、過剰圧力分がリリーフ弁90A~90Cより排出され、空気バネ4A~4Dの空圧は一定に保たれる(タイミング⑤~⑥)。

【0045】以後、空気バネ制御部61Aは、リリーフ弁90A~90Cのリリーフ圧を調整することにより空気バネ4A~4Dの推力の制御を行う。このとき空気バネ制御部61Aは、第1の実施の形態でも説明したとおり、アクチュエータ7A~7D(図4)を駆動する信号の中からローパスフィルタ60a~60dを介して低周波成分の信号のみを入力する。そして空気バネ制御部61Aは、この信号の入力結果にも応じてリリーフ弁90A~90Cのリリーフ圧を制御する。引き続き図9を参照して空気バネ制御部61Aによる空気バネ4A~4Dの推力の制御方法について説明する。

【0046】上述した信号の入力に伴い、空気バネ制御部61Aが空気バネ4A~4Dの推力を下げる必要があると判定した場合、この空気バネ制御部61Aはリリーフ弁90A~90Cのリリーフ圧を徐々に下げる(タイミング®~®)。逆に、空気バネ制御部61Aが空気バネ4A~4Dの推力を上げる必要があると判定した場合、リリーフ弁90A~90Cのリリーフ圧を徐々に上げる(タイミング®~®)。

【0047】空気バネ制御部61Aは、以上のようにして空圧源40Tより空気バネ4A~4Dのそれぞれに常時供給される空圧のうち、過剰な圧力分についてリリーフ弁90A~90Cを介して排出する。このとき、空気バネ制御部61により、リリーフ弁90A~90Cのリリーフ圧は徐々に変化するように制御されるので、空気バネ4A~4Dで発生する推力が急変することがない。したがって、露光装置本体部70(図4)に発生する不所望の揺れ(残留振動)を抑制することができる。また、空気バネ制御部は、上述のようにアクチュエータ7A~7Dを駆動する信号の中からローバスフィルタ60a~60dを介して低周波成分の信号のみを入力した結果に基づいて空気バネ4A~4Dの推力を調整する。こ

れにより、アクチュエータ7A~7Dで発生する定常推力を低減することができ、アクチュエータ7A~7Dからの発熱を抑制することができる。

【0048】-第3の実施の形態-

図10を参照して本発明の第3の実施の形態について説明する。図10は第3の実施の形態に係る除振装置が適用される露光装置の制御装置11B、およびこの制御装置11Bに接続される電磁弁などの構成を説明するブロック図である。図10に示す制御装置11Bについても、図8と同様に第1の実施の形態の説明に際して参照した図4に示す制御装置11と構成の異なる部分のみを示しており、図10に示していない部分の構成は図4のものと同様である。また、図10において、図8と同じ構成要素には同じ参照符号を付してその説明を省略するとともに、第2の実施の形態との差異を中心に説明する。

【0049】図10において、ステージ制御部94は、レチクルステージ27およびXYステージ20の位置制御を行うためのものである。重心位置演算部95は、ステージ制御部94から出力されるレチクルステージ27のX、Y方向の移動量に関する信号RX、RY、およびXYステージ20のX、Y方向の移動量に関する信号WX、WYを入力する。重心位置演算部95は、上述した信号の入力結果に基づいて露光装置本体部70の重心位置変化量を演算する。そして重心位置演算部95は、露光装置本体部70の重心位置変化量に関する信号CGX、CGYを推力補償量演算部96に出力する。

【0050】推力補償量演算部96は、露光装置本体部 70の重心位置が変化して露光装置本体部70が傾いて しまうのを防止するため、上述の信号CGX、CGYに 基づいて空気バネ4A~4Dのぞれぞれから発生する推 力の補償量を求め、この補償量に関する信号ΔPAB、 ΔPC、およびΔPDを空気バネ制御部61Bに出力す る。つまり、露光装置本体部70は主として空気バネ4 A~4 DでZ方向に支持されているが、空気バネ4 A~ 4 Dのそれぞれに分散して作用する露光装置本体部70 の荷重と、空気バネ4A~4Dから発生する推力とに関 して露光装置70の重心まわりのモーメントの釣合方程 式を解く。そして、重心位置の移動に伴って空気バネ4 A~4 Dのそれぞれから発生すべき新たな推力値を求 め、この新たな推力値と、現状で空気バネ4A~4Dの それぞれに発生している推力値との差から上述した推力 の補償量を求める。

【0051】空気バネ制御部61Bは、上述のようにして求めた推力の補償量に対応する信号△PAB、△PC、および△PDと、変位センサ10Z1、10Z2、10Z3から出力される定盤6のZ方向位置に関する信号と、ローパスフィルタ60a~60dを介して得られるアクチュエータ7A~7Dを駆動する信号のうちの低周波成分の信号とを入力する。そして空気バネ制御部6

1 Bは、第2の実施の形態で説明したのと同様にして3ポート電磁弁86A~86C、2ポート電磁弁88A~88C、リリーフ弁90A~90Cを制御して空気バネ4A~4Dから発生する推力を調整する。

【0052】以上に説明したように、第3の実施の形態に係る除振装置によれば、レチクルステージ27あるいはXYステージ20の移動に伴う露光装置本体部70の重心位置の変動に対応して空気バネ4A~4Dの推力を調節することにより、定盤6の姿勢を常に一定に保持することができる。これによりレチクルステージ27あるいはXYステージ20の移動に伴って露光装置本体部70に発生する不所望の揺れ(残留振動)を抑制することができる。

【0053】以上に説明した第2、第3の実施の形態では、空圧源40Tから供給される空圧のうち、過剰な空圧分をリリーフ弁90A~90Cで逃がすことにより空気バネ4A~4Dの推力を制御するものについて説明したが、これに代えて以下のように空気バネ4A~4Dの推力を制御するものであってもよい。すなわち、図8、あるいは図10においてリリーフ弁90A~90Cをオリフィス径固定の絞り弁に、2ボート電磁弁88A~88Cを比例電磁式の圧力制御弁に、それぞれ置き換えることにより、空気バネ4A~4Dの推力を制御することが可能である。

【0054】ところで、上述した第1~第3の実施の形 態の説明において、図1に示すように定盤6の上面には 第1コラム24が立設され、この第1コラム24の上面 に第2コラム26が立設されていて、これら定盤6、第 1コラム24、および第2コラム26により露光装置本 体部70の骨格部が形成される。これに対し、図1に示 すものとは異なる構造の骨格部が形成される露光装置に 対しても本発明に係る除振装置を適用することができ る。これについて図11を参照して説明する。なお、図 11に示す露光装置において、図1に示すものと同様の 構成には同じ符号を付し、その説明を省略する。また、 図11においても投影光学系PLの光軸と平行にZ軸を 取り、Z軸に直交する平面内で定盤6Aの長手方向にX 軸を、これに直交する方向にY軸を取る。また、それぞ れの軸回りの回転方向を $Z\theta$ 、 $X\theta$ 、 $Y\theta$ 方向と定め る。さらに、必要に応じ、図11中のX、Y、乙軸を示 す各矢印の示す方向を+X、+Y、+2方向、これと反 対の方向を一X、-Y、-Z方向と区別して用いる。 【0055】図11(a)において、台座2の上面にア クチュエータ7A~7D(但し、図11(a)では紙面 奥側のアクチュエータ7Dは図示せず)が設置される。 これらのアクチュエータ7A~7Dの上に空気バネ4A ~4D(但し、図11(a)では紙面奥側の空気バネ4 Dは図示せず)が設置され、これらの上に定盤6Aが設 置される。これらアクチュエータフA~フDおよび空気 バネ4A~4Dの詳細については後で説明する。

【0056】定盤6Aには下ベース6Bが吊支される。ウェハステージ20は、この下ベース6Bの上に設置される。定盤6Aには、この定盤6Aを貫通して投影光学系PLが固設される。投影光学系PLの上方にはレチクルステージ27が設置される。定盤6Aの上には、投影光学系PLを囲むようにコラム26Aが固設され、コラム26Aの上部にミラー保持ユニット154を介してミラー152が固設される。コラム26Aの上部にはまた、照明光学系ILが設置される。照明光学系ILから出射される照明光は上述のミラー152で反射されてレチクルRに導かれる。

【0057】以上に説明したように、図11(a)に示 す露光装置100Aは、定盤6Aを核として、定盤6A に下ベース6Bを吊支する一方、定盤6Aの上面にコラ ム26Aを固設する骨格構造の露光装置本体部70Aを 有する。そして、空気バネ4A~4Dおよびアクチュエ ータ7A~7Dは、上述した骨格構造の核となる定盤6 Aを支える。このような構造とすることにより露光装置 本体部70A全体の剛性を容易に増すことができる。ま た、図1に示す構造の露光装置100に比べて、図11 (a) に示す構造の露光装置100Aでは、露光装置本 体部70Aの重心位置高さと定盤6Aの支持位置高さと の差を少なくすることができる。これにより、露光装置 本体部70Aが傾いた場合に、その傾きを修正するため に空気バネ4A~4Dおよびアクチュエータ7A~7D から発するべき推力は図1に示すものに比べて小さくす ることができる。したがって、露光装置本体部70Aの 安定度を容易に増すことができる。

【0058】ここで、図11(b)を参照して露光装置本体部70の除振を行うためのアクチュエータ7A~7Dおよび空気バネ4A~4Dの接続状態について説明する。なお、これらのアクチュエータ7A~7D、あるいは空気バネ4A~4Dはいずれも同じ構成のものであり、ここではアクチュエータ7Aおよび空気バネ4Aについてのみ説明をする。

【0059】アクチュエータ7Aは、図2(a)を参照して説明したとおり、固定子9Aおよび可動子8Aなどで構成され、電磁力により±2方向に推力を発生する。固定子9Aは固定枠体7Aaの内側下部に固設され、可動子8Aは可動枠体4cと結合される。空気バネ4Aは、固定部4eおよび可動部4fなどで構成される。空気バネ4Aの固定部4eは固定枠体7Aaの上に固設される一方、可動部4fは可動枠体4cと連結される。このような構成により、アクチュエータ7Aおよび空気バネ4Aから発生する推力はいずれも可動枠体4cに伝達される。アクチュエータ7Aから発生する推力は、制御表置11(図1)により調節される。空気バネ4へは、エア給気穴4bを経て空圧源40T(図3)より圧縮空気が送られる。空気バネ4Aから発生する推力は、制御装置11により発せられる制御信号に基づき、空気バネ

制御部61(図4)により調節される。

【0060】可動枠体4cの天面にはダボ4aが突設されているが、これは定盤6Aの底面に穿設される穴(不図示)と嵌合して位置決めを行うためのものである。

【0061】再び図11(a)を参照して定盤6Aに設 置されるセンサ等について説明する。定盤6Aの上面に おける+Y方向側の両端部近くに、加速度センサ105 Aおよび105Bがそれぞれ固設される。また、定盤6 Aの上面における-Y方向側の端部近くに加速度センサ 105Cが固設され、これらの加速度センサ105A~ 105Cにより定盤6Aの振動が検出される。さらに、 定盤6Aの+X方向側の側面の両端近くに変位センサ1 06Bおよび106Cがそれぞれ固設され、定盤6Aの -X方向側の側面における+Y側端近くに変位センサ1 06Aが固設される。台座2の±X関両端近くには門型 形状のフレーム102Aおよび102Bがそれぞれ固設 される。変位センサ106A~106Cは、上記のフレ -ム102Aあるいは102Bと定盤6Aとの相対変位 を検出する。これらの加速度センサ105A~105C および変位センサ106A~106Cはいずれも制御装 置11(図4)に接続される。

【0062】上述の加速度センサ105A~105C、 そして変位センサ106A~106Cの振動検出方向あ るいは変位検出方向について説明する。加速度センサ1 05Bは、定盤6Aに生じる±X方向、±Y方向、±Z 方向の加速度をそれぞれ検出する3つの加速度センサで 構成される。加速度センサ105Aは、定盤6Aに生じ る±Y方向、±Z方向の加速度をそれぞれ検出する2つ の加速度センサで構成される。加速度センサ105C は、定盤6Aの±Z方向の加速度を検出するセンサで構 成される。同様に変位センサ106Bは、定盤6Aとフ レーム102Bとの間の±X方向、±Y方向、±Z方向 の相対変位をそれぞれ検出する3つの変位センサで構成 される。変位センサ106Aは、定盤6Aとフレーム1 02Aとの間に生じる±Y方向、±Z方向の相対変位を それぞれ検出する2つの変位センサで構成される。そし て変位センサ106Cは、定盤6Aとフレーム102B との間で生じる±Z方向の相対変位を検出するセンサで 構成される。これらの加速度センサ105A~105C および変位センサ106A~106Cから出力される信 号を処理することにより、定盤6Aの6自由度方向、す なわち±X方向、±Y方向、±Z方向、±X8方向、± Yθ方向および±Zθ方向の変位と振動とを検出するこ とができる。

【0063】フレーム102Aの上部、+Y側端部近くに固設されるYアクチュエータ32A、そしてフレーム102Bの上部+Y側端部近くおよび中央部近くにそれぞれ固設されるYアクチュエータ32BおよびXアクチュエータ32Cについて説明する。Xアクチュエータ32Cは、定盤6Aに対して±X方向の推力を与えるもの

である。Yアクチュエータ32A、32Bは、定盤6Aに対して±Y方向の推力を与えるためのものである。このとき、Yアクチュエータ32Aおよび32Bのそれぞれから発する推力を調節することにより、定盤6Aに±20方向の回転力を生じさせることもできる。定盤6Aの上面には、それぞれのアクチュエータと対向するようにブロック35A、35B、および35Cが固設される。そして、各アクチュエータから発せられる推力は、それぞれのアクチュエータに対向するこれらのブロック35A、35B、35Cを介して定盤6Aに伝えられる。

【0064】制御装置11は、以上に説明した加速度センサ105A~105Cおよび変位センサ106A~106Bで検出された定盤6Aの振動および変位に基づき、上述の空気バネ4A~4D、アクチュエータ7A~7D、Xアクチュエータ32Aおよび32B、そしてYアクチュエータ32Cより発する推力を制御する。

【0065】なお、図11に示す露光装置本体部70Aの除振を行うためには、第1~第3のいずれの実施の形態の説明中の除振装置であっても適用可能であり、これにより露光装置本体部70Aの位置は一定に保持され、かつ除振される。このとき、空気バネ制御部61(図4)、61A(図8)、あるいは61B(図10)は、第1~第3の実施の形態で説明したように空気バネ4A~4Dより発生する推力を調節する際に、空気バネ4A~4Dから発生する推力を急変させることがない。これにより、空気バネ4A~4Dの作力上昇にともなう露光装置本体部70Aの残留振動の発生が抑制される。

【0066】以上の第1~第3の実施の形態の説明においては、本発明に係る除振装置をステップ・アンド・スキャン方式の走査露光型の投影露光装置に適用した場合について示したが、本発明の除振装置はステッパ方式の投影露光装置であっても定盤上をステージが移動するものであるから好適に適用できるものである。

【0067】さらに本実施の形態に係る除振装置は、上記実施の形態で説明した光学式の露光装置のみならず、 荷電粒子線露光装置にも適用可能である。

【0068】以上の発明の実施の形態と請求項との対応において、制御装置11、11Aおよび11Bが除振台制御系を、電磁弁40Vが弁開閉手段を、リリーフ弁90A~90Cが可変圧力調整手段を、ステージ制御部94がテーブル移動量出力手段を、レチクルステージ27およびXYステージ20が移動テーブルを、露光装置本体部70および70Aが露光装置本体をそれぞれ構成する。

[0069]

【発明の効果】

(1) 請求項1に記載の除振装置によれば、開弁して 空気バネの推力を増し、アクチュエータの負荷を低減さ せる際に、弁の予備開閉動作を行うことにより、空圧源 からの空気を徐々に空気バネ内に導くことができる。これにともない、空気バネの推力も徐々に上昇するので除 振台に発生する残留振動を抑制することができる。

- (2) 請求項2に記載の除振装置によれば、空圧源から供給される空圧の一部を、空気バネをバイバスさせて流動させながら空気バネに供給する空圧を調節することにより、空気バネの推力を徐々に変化させながら調節することができる。これにより、除振台に発生する残留振動を抑制することができる。
- (3) 請求項3に記載の除振装置によれば、移動テーブルの移動によって除振台の重心位置が変化するのに対応して複数の空気バネのそれぞれの推力を調整することにより、除振台の姿勢を常に一定に保持することができる。これにより除振台に発生する不所望の揺れ(残留振動)を抑制することができる。
- (4) 請求項4に記載の除振装置によれば、リリーフ 弁のリリーフ圧を徐々に変化させることにより空気バネ の推力を徐々に変化させながら調節することができる。 これにより、除振台に発生する残留振動を抑制すること ができる。
- (5) 請求項5に記載の露光装置によれば、除級台に 発生する不所望の残留振動が抑制可能で、これにより露 光装置のスループットや露光精度を向上させることがで きる。

【図面の簡単な説明】

【図1】 本発明の実施の形態に係る投影露光装置を示す斜視図。

【図2】 (a)はアクチュエータ7Aの一例を示す拡大断面図、(b)はアクチュエータ7Aの他の例を示す拡大断面図である。

【図3】 空気バネ4A、電磁弁40Vおよび空圧源40Tの接続状態を示す図。

【図4】 第1の実施の形態に係る除振台の制御装置の 構成を示す制御ブロック図。

【図5】 電磁弁の作動の一例を説明するタイミングチャート。

【図6】 電磁弁の作動の他の例を説明するタイミング チャート。

【図7】 従来の技術に係る投影露光装置における電磁 弁の作動を説明するタイミングチャート。

【図8】 第2の実施の形態に係る除振台の制御装置の 構成を示す制御ブロック図。

【図9】 空気バネ制御部の制御シーケンスを説明する タイミングチャート。

【図10】 第3の実施の形態に係る除振台の制御装置の構成を示す制御ブロック図。

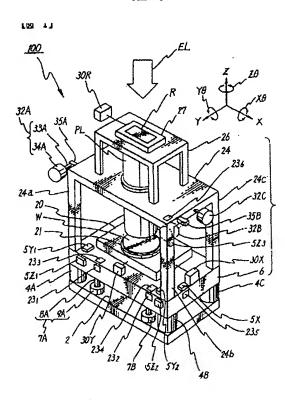
【図11】 本発明による除振装置が適用される投影露 光装置の他の例を説明する図。

【符号の説明】

4A~4D 空気バネ

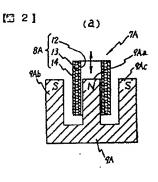
5Z1~5Z3、5Y1、5Y2、5X、105A~1 05C加速度センサ (振動センサ) 6、6A 定盤 (除振台) 7A~7D アクチュエータ 10Z1~10Z3、10Y1、10Y2、10X、1 06A~106C変位センサ 11、11A、11B 制御装置 32A、32B Xアクチュエータ 32C Yアクチュエータ 40T 空圧源

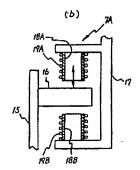
【図1】



40V 電磁弁 40H 管路 61、61A、61B 空気バネ制御部 70、70A 露光装置本体部 90A~90C 比例電磁式リリーフ弁(リリーフ弁) 94 ステージ制御部 95 重心位置演算部 96 推力補償量演算部 100、100A 露光装置

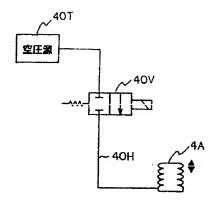
【図2】



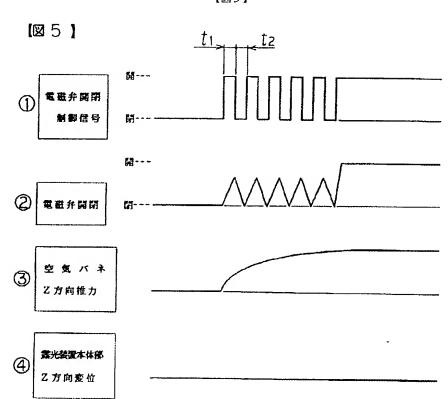


【図3】

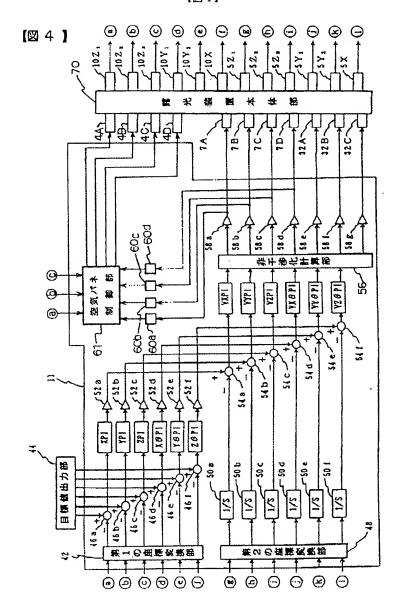
(図3)



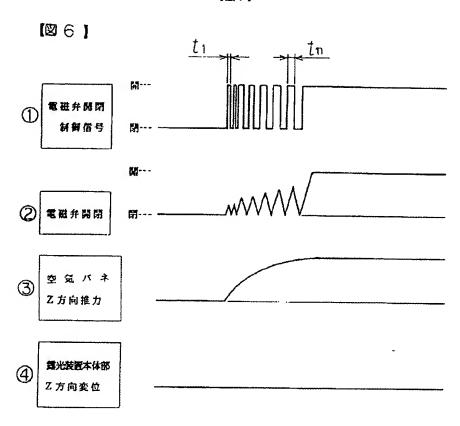
【図5】

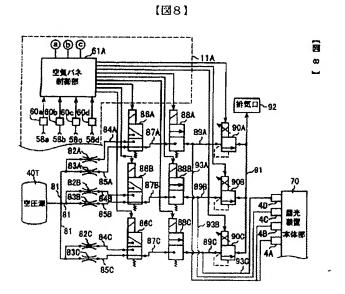


【図4】



【図6】



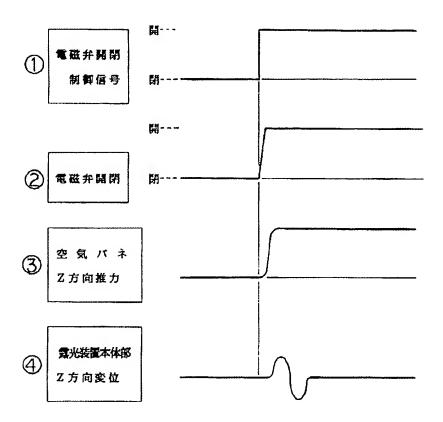


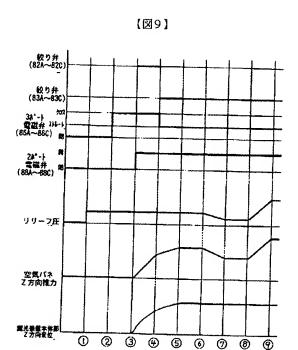
特開平11-72136

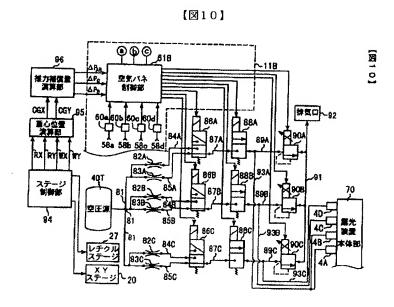
【図7】

(16)

[图7]







(18)

【図11】

